(19) 日本国特許庁 (JP)

①特許出願公開

⑩ 公開特許公報(A)

昭55-49526

(1) Int. Cl.³ F 02 B 53/02 F 02 D 17/00 識別記号

庁内整理番号 6706—3G 7910—3G ④公開 昭和55年(1980) 4月10日

発明の数 1 審査請求 未請求

(全 3 頁)

匈ロータリーピストン内燃機関

顧 昭53-121018

20出 願 昭53(1978)9月30日

⑫発 明 者 草野公明

②特

127. ⑪出 願 人 **草野公明**

福岡市南区大字塩原1308番地12

福岡市南区大字塩原1308番地の

7

明細 4

1. 発明の名称

ロータリーピストン内燃機関

2. 特許請求の範囲

複数およびそれ以上の気筒数を有するロータリーピストン内燃機関において出力特性を変化させても、効率を低下させないようにする目的のため、一部の気筒のみ燃焼を行なわせ、他の空回転をするローターとハウジングにより形成される燃焼室にバイパス部をもうけることを特徴とした特にロータリーピストン内燃機関。

3. 発明の詳細な説明

本発明はロータリーピストン内燃機関に関するものであり、さらに詳しくは負荷変動に応じて、出力特性を変化させても効率を低下させないようにするため多気筒のうち一部の気筒のみ燃焼を行なわせ、他は燃焼を行なわず、単にローターが空回転をするようにしたロータリーピストン内燃機関に関するものである。

従来のレシブロ内燃機関においても、気筒数の

段数制御という考えはあり、一つの方法は燃焼させない気筒部を停止させ、他の燃焼を行なり気筒部と必要に応じて何らかの方法で分離をする機構を有する方法であるが、再始動時の点火順序や、つりあいのパランスに問題があった。

もう一つの方法として燃焼させない気筒部を停止させないで受動的に空回転できるようにする方法が考えられる。これによれば上述の問題が起きない反面、機関内部でのピストンの加速渡運動に伴なうロスが減少されない。

機構的鑑点から見れば、先に述べた方法、すなわち分離あるいは差動装置というわずらわしさは、レンプロもロータリーピストン内燃機関も同様であるが、後述の方法は本質的に機関の内部でのロスが少ないという点で、ロータリーピストン内燃機関が優れている。

しかしロータリーピストン円燃機関は、パルプを有しない機関であるため空回転時は自動的に空気の圧縮と膨脹を行ないロスが発生する。本発明をこのロスを発生させないために圧縮部と他の部

- 2 -

- 1 -

との間にバイバス部をもりけるよりにしたもので ある。ととでは 2 つの方法を提案する。以下第 1 図から説明を行なり。

すなわち第1図は本発明の好適例で、主要部断面図を示す。ロータリーピストン1が、サイドハウシング3の中に配置された3つの中に配置された3つの空間3はたなったは、分で、は、からの部分のサイドハウジング3には8をもりけべるののジング3度には8をもりけべんでは8をもりに対したは8をもりに対したが開成される。バルファナなるは対象側10のその他、イスダクト1、12、13、14が近になるのが、イスダクト1、12、13、14が接続でいる。バーピスメトレが空回転をといばない。イラクトを空気が出入りして圧縮と膨脹に伴なりロスをなくすと

第2図も同様に本発明の主要部断而図を示して おり、ロータリーピストン15の頂部のアベックス

- 3 -

ナペックスシール 16、16′、16′、0 しゅう動際擦をなくすことができる。この摩擦ロスは、ロータリーピストン内燃機関の高速回転時(5000 rpm程度) では全抵抗ロスの30~40%を占めていた。

以上の2つの例で、明らかなように本発明によれば広い範囲の負荷に応じて効果的な気筒数制御ができ、空回転時のロータリーピストンはフライホィール効果によってトルク変動をやわらげる効果を持ち、産業上極めて有用である。

4. 図面の簡単な説明

第1図は本発明の好適例であり、ロータリーピストン内燃機関の静止部分にバイバス回路をもうけた例を示す。

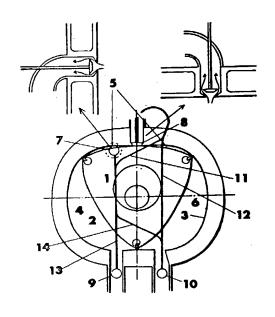
第2図は本発明の好適例であり、ロークリーピストン内燃機関の回転部分にバイバス回路をもうけた例を示す。

特許出願人 草野 公明型

特開昭55-49526(2)

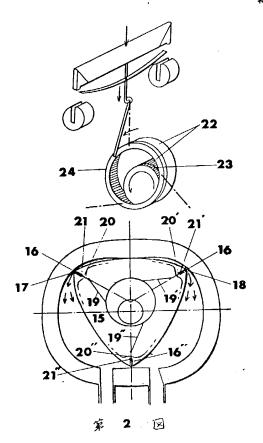
シール 16、16、16・を内部に引きこむことによって、 頂部にバイパス回路 17、18 を形成するものである。 アペックスシール 16、16、16、を内部に引き込むた めの具体的な機構はいくつか考えられるが、とと・ ではそのりちの一つの方法を示す。 これはあくま で一つの例にすぎない。すなわち、ロータリーピ ストン15の頂部にナベックスシール 16、16、16′ を 内部に引きてむためのインサートハンガー 19、19′、 19″が貫通するための小孔 20、20′、20″がある。 アペックスシール 16、16′、16′ を押える板はね 21、 21′、21′ も中心部に孔があけられているo ととで はロータリーピストン15の自転運動を保つための パーシングギャ22はハウジング側とロータリーピ ストン側とで、それぞれ一部浮動式となっており、 空回転時はハウジング外部から浮動部分23を動か すことによりロータリーピストン15の浮動ギヤ24 をある角度だけ回転させる。回転によりインサー トハンガー 19、19′、19′を引っ張りアペックスシー ル 16、16′、16′を引き込むことができる。この方 法によればバイパス回路 17、18 の形成とともに、

- 4 -



宇 1 図

- 5 -



PAT-NO:

JP355049526A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 55049526 A

TITLE:

ROTARY PISTON INTERNAL COMBUSTION

ENGINE

PUBN-DATE:

April 10, 1980

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

KUSANO, MASAAKI

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

KUSANO MASAAKI

N/A

APPL-NO: JP53121018

APPL-DATE:

September 30, 1978

INT-CL (IPC): F02B053/02, F02D017/00

US-CL-CURRENT: 123/198F, 123/242

ABSTRACT:

PURPOSE: To control effectively the number of cylinders without lowering their efficiency in a rotary piston internal combustion engine having a plurality of cylinders in response to the load of wide range.

CONSTITUTION: In a rotary piston internal combustion engine having a rotary piston 1 forming three operating chambers 4∼6 disposed in a side housing 2 and rotor housing 3 and valves 7, 8 provided at the portions facing with the operating chamber 5 compressing at the highest, the valve 7 or 8 is connected through by-pass ducts 11∼14 to the intake side 9 or exhaust side 10, or other portion where is at the same pressure as the atmospheric pressure. When the rotary piston 1 is idled, air is introduced or exhausted at the by-pass ducts to thereby eliminate the loss due to compressing and expansion of the gas.

COPYRIGHT: (C)1980,JPO&Japio